# PEDAL BRACKET STRUCTURE FOR AUTOMOBILE

Patent number:

JP11020493

Publication date:

1999-01-26 SUKEMOTO KAZUMI; KAWAHARA SADAHIRO;

Inventor:

MIZUMA HIROYUKI NISSAN MOTOR

Applicant:

Classification:
- international: B60K26/02; B60T7/06; B62D1/19; B62D25/08

- european:

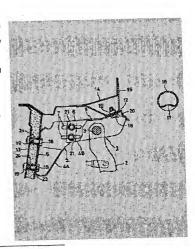
- european: Application number: JP19970181418 19970707

Priority number(s): JP19970181418 19970707

Report a data error here

### Abstract of JP11020493

PROBLEM TO BE SOLVED: To provide pedal bracket structure for an automobile that can avoid interference with a steering member due to backward movement of a pedal bracket at the time of a head-on collision of the automobile. SOLUTION: A pedal bracket 4 is formed being divided in a front bracket 4A and a rear bracket 4B, and the front bracket 4A is connected in a backward slidable state to the rear bracket 4B. Accordingly, even in case of the front bracket 4A moving backward in association with the deformation of a dashboard lower panel 13 onto the cabin side due to a head-on collision of a vehicle, the front bracket 4A only slides backward in relation to the rear bracket 4B, and backward movement of the rear bracket 4B is suppressed so as to be able to avoid interference with a steering member 16 disposed in an upper position near the rear end part of the rear bracket 4B.



Data supplied from the esp@cenet database - Worldwide

## (19)日本国特許庁(JP)

# (12) 公開特許公報 (A)

## (11)特許出願公開番号

特開平11-20493 (43)公開日 平成11年(1999) 1月26日

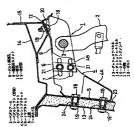
(51) Int.Cl. <sup>6</sup> B 6 0 K 26/02  B 6 0 T 7/06  B 6 2 D 1/19 25/08	識別記号	FI B60K 26/0 B60T 7/0 B62D 1/1 25/0	06 A 19
		客查請求	未請求 請求項の数14 OL (全 10 頁)
(21)出願番号	<b>特顧平9-181418</b>	(17)	
(22) 出巓日	平成9年(1997)7月7日	(72)発明者	神奈川県領政市神奈川区宝町2番地 日産 神奈川県横浜市神奈川区宝町2番地 日産 自動車株式会社内
		(12,200	川原 被弘 神奈川県横浜市神奈川区宝町2番地 日産 自動車株式会社内
		(72)発明者	水間 博之 神奈川県横浜市神奈川区宝町2番地 日童 自動車株式会社内
		(74)代理人	弁理士 三好 秀和 (外8名)

# (54) 【発明の名称】 自動車のペダルプラケット構造

### (57) 【要約】

【課題】 車両の前面衝突時にベダルブラケットが後退 移動してステアリングメンバと干渉するのを回避できる 自動車のベダルブラケット構造の提供を図る。





## 【特許請求の範囲】

【請求項1】 ベグルアームの上端部を回動自在に軸支 したベダルブラウットをダッシュロアパネルとダッシュ アッパパネルとに勝って取り付けた構造において、前記 ベダルブラケットを、ダッシュロアパネルに固定したフ ロントブラケットと、ベダルアームの上端部を軸支し、 ダッシュアッパパネルの下側に取り付けたリヤブラケットとに分割して形成し、かつ、フロントブラケットをリ ヤブラケットに対して後大にスライド移動可能に接続し たことを特徴とする自動車のベダルブラケット構造。

1

【請求項2】 フロントプラケットの後部、およびリヤ プラケットの前部には、両者を接続するボルトを挿通す るボルト孔を前後方向の長孔に形成すると共に、フロン トプラケットのボルト孔の後側止端部と、リヤブラケット のボルトスの前側止端部とに前記ボルトを挿通してフ ロントプラケットとリヤブラケットとを接続したことを 特徴とする請求項1に記載の自動車のベダルブラケット 構造。

【請求項3】 リヤブラケットの上壁をダッシュアッパ パネルの下面部に当接し、リヤブラケットに後退方向に 24年日である場合が用途前を超えると、ダッシュアッパパネルから離脱するように固定したことを特徴とする請求 項1、2 に記載の自動車のペダルブラケット構造。 「請求項4】 リヤブラケットの上壁はグッシュアッパ パネルの下面部に前領状態に取り付けてあって、該上壁には固定用のボルトを挿通するボルト挿通孔を形成して あると共に、城ボルト挿通孔の前前側にボルトの頭師側より む大きな間口幅で連設形成されて、リヤブラケットの後退移動時にボルトの頭師側より むけ出す 窓部を有する離戯用スットを形成したことを特徴とする請求項3 30

【請求項5】 リヤブラケットの上壁のボルト挿通孔を 形成した部分には、該上壁の一般面よりも若干高く膨出 成形されて前方に傾斜するスローブ状の取付面が形成さ れていることを特徴とする請求項4に記載の自動車のベ ダルブラケット構造。

に記載の自動車のペダルブラケット構造。

【請求項6】 リヤブラケットの上壁後端が該リヤブラケットの後方に車幅方向に配股した財面略円形のステアリングメンバの略下半部以下の高さとなる高さ位置に設定したことを特徴とする請求項3~5の何れかに記載の40自動車のペタルブラケット構造。

【請求項7】 ステアリングメンバの下側部には、リヤ ブラケットの後機部に対応する位置に、該リヤブラケットの後機部に対応でり抜け可能な凹部を 形成したことを特徴とする請求項3~6の何れかに記載 の自動車のペダルブラケット構造。

【請求項 8】 リヤブラケットに設けたベダルシャフト に回動自在に軸支したベダルアームに後方への回動力を 付勢すると共に、前記ペダルシャフトに回動自在に軸支 されてマスターバックのブラジュロッドに連結したブッ 50

シュロッドレバーと、常態にあっては前記ペダルアーム とブッシュロッドレバーとを一体に接続し、衝突検知手 股の検出作用によりこれらペダルアームとブッシュロッ ドレバーとを切り離すクラッチ手段とを備えたことを特 後とする請求項1~7の何れかに記載の自動車のペダル ブラケット構造。

【請求項9】 ブッシュロッドレバーまたはベダルアームのどちらか一方をベダルシャフトの軸方向に摺動自在に軸支すると共に、クラッチ手段をベダルアームとブッシュロッドレバーの各軸部に形成したボス部端面に形成されて相互に係合する場合能と、常能でブッシュロッドレバーとペダルアームとの前時場合部が係合するように位置決めさせると共に、所定荷重を越えると変位してブッシュロッドレバーまたはベダルアームのどちらか一方がイダルシャブトの軸方向に急つて前記軸合部の係合が外れる方向へ移動するのを幹容しうる位置決め手段とで視視とたことを特徴とする請求項8 記載の自動車のペダルブラケット構造。

【請求項10】 位置決め手段を、リヤブラケットにベダルシャフトと平行に設けたアームシャフトに輸方向に 援動自在に軸支されてブッシュロッドレバーまたはベダ ルアームのどちらか一方に連絡したクラッチアームと、 該クラッチアームをアームシャフトの軸方向の所定位恆 に位置決めすると共に所定布重を越えると変位する位置 決め部分とで構成したことを特徴とする請求項9記載の 自動脈のペダルブラケット構造。

国動ポリン・ノン・「かっと 「静水東」1】 衝突検知手段を、アームシャフトに回 転自在に軸支されて、衝突荷車によりフロントブラケット後 総に設けた信命部に係らして回動する衝突検知レバー と、クラッチアームと衝突検知レバーの各軸支部に形成 したポン高端面に形成されて相互に係らし、衝突検知レ バーの回動により位置決め材の位置決め力に抗してク ラッチアームをアームシャフトの軸方向に沿って前記値 台部の係合が外れる方向に移動させるカム部とで構成し たことを特徴とする請求項10記載の自動車のペダルブ ラケット構造。

[請求項12] 位置決め部材を、クラッチアームをア ームシャフトの軸方向に付勢するスプリングにより構成 したことを特徴とする請求項10,11記載の自動車の ペダルプラケット構造。

【請求項13】 ブッシュロッドレバーまたはベダルア ームのどちらか一方に、常能にあっては他方の前後側縁 に係合してこれら両者を連結し、かつ、前記クラッチ手 段によりこれらブッシュロッドレバーとペダルアームと を切り離した際には係合解除される爪部を設けたことを 特徴とする請求項8~12の何れかに記載の自動車のペ ダルブラケット構造。

20

ロッドレバーを介してペダルアームに後方への回動力を 付勢したことを特徴とする請求項8~13の何れかに記 載の自動車のペダルブラケット構造。

### 【発明の詳細な説明】

#### [0001]

【発明の属する技術分野】本発明は、自動車のブレーキ ベダルやアクセルベダル等のペダルを車体に取り付ける ペダルブラケットの構造に関する。

### [0002]

【従来の技術】自動車のプレーキペダル等のペダルの取 10 付構造としては、例えば実開平6-1113号公報に示 されているように、ペダルアームの上端部を回動自在に 軸支したペダルブラケットの前壁をダッシュロアパネル にボルト・ナットにより締結固定すると共に、該ペダル ブラケットの上壁を前記ダッシュロアパネルに接合され て車室側に張り出したダッシュアッパパネルの下面部に ボルト・ナットにより締結固定して、該ペダルブラケッ トをダッシュロアパネルとダッシュアッパパネルとに跨 って固定して取り付けるようにしたものが知られてい る。

#### [00003]

【発明が解決しようとする課題】ベダルブラケットは前 述のようにダッシュロアパネルと、車室側に張り出した ダッシュアッパパネルの下面とにそれぞれ締結固定して あるため、車両の前面衝突時にダッシュロアパネルが車 室側に変形してペダルブラケットが該ダッシュロアパネ ルとともに後退移動すると、ダッシュアッパパネルの下 面部との締結点を支点として該ペダルブラケットに後ろ 斜め上がりの回転モーメントが生じて、該ペダルブラケ ットが後ろ斜め上方に向けて後退移動する傾向となる。 【0004】一方、インストルメンタルパネルの内側、 即ち、車室前方には、前記ペダルブラケット後方の斜め 上方に近接して、ステアリングコラムを支持するステア リングメンバが配設してあるため、車両の前面衝突時に 前述のようにペダルブラケットが後退移動した時に、該 ペダルブラケットの後端部がステアリングメンバに干渉 して、該ステアリングメンバに衝突入力が作用する可能 性がある。

【0005】そこで、本発明は車両の前面衝突時にダッ シュロアパネルの車室側への変形に伴ってペダルプラケ 40 ットが後退移動しても、該ペダルブラケットがステアリ ングメンバに干渉するのを回避することができる自動車 のペダルブラケット構造を提供するものである。

#### [0006]

【課題を解決するための手段】請求項1にあっては、ペ ダルアームの上端部を回動自在に軸支したペダルブラケ ットをダッシュロアパネルとダッシュアッパパネルとに 跨って取り付けた構造において、前記ペダルブラケット を、ダッシュロアパネルに固定したフロントプラケット と、ペダルアームの上端部を軸支し、ダッシュアッパパ 50

ネルの下側に取り付けたリヤブラケットとに分割して形 成し、かつ、フロントプラケットをリヤプラケットに対 して後方にスライド移動可能に接続したことを特徴とし ている。

【0007】請求項2にあっては、請求項1に記載のフ ロントプラケットの後部、およびリヤプラケットの前部 には、両者を接続するボルトを挿通するボルト孔を前後 方向の長孔に形成すると共に、フロントプラケットのボ ルト孔の後側止端部と、リヤブラケットのボルト孔の前 側止端部とに前記ボルトを挿通してフロントプラケット とリヤブラケットとを接続したことを特徴としている。 【0008】請求項3にあっては、請求項1,2に記載 のリヤブラケットの上壁をダッシュアッパパネルの下面 部に当接し、リヤブラケットに後退方向に作用する衝撃 が所定荷重を越えると、ダッシュアッパパネルから離脱 するように固定したことを特徴としている。

【0009】請求項4にあっては、請求項3に記載のリ ヤブラケットの上壁はダッシュアッパパネルの下面部に 前傾状態に取り付けてあって、該上壁には固定用のボル トを挿通するボルト挿通孔を形成してあると共に、該ボ ルト挿通孔の前部側にボルトの頭部側よりも大きな開口 幅で連設形成されて、リヤブラケットの後退移動時にボ ルトの頭部側より抜け出す窓部を有する離脱用スリット を形成したことを特徴としている。

【0010】請求項5にあっては、請求項4に記載のリ ヤブラケットの上壁のボルト挿通孔を形成した部分に は、該上壁の一般面よりも若干高く膨出成形されて前方 に傾斜するスロープ状の取付面が形成されていることを 特徴としている。

【0011】請求項6にあっては、請求項3~5に記載 のリヤブラケットの上壁後端が該リヤブラケットの後方 に車幅方向に配設した断面略円形のステアリングメンバ の略下半部以下の高さとなる高さ位置に設定したことを 特徴としている。

【0012】請求項7にあっては、請求項3~6に記載 のステアリングメンバの下側部には、リヤブラケットの 後端部に対応する位置に、該リヤブラケットの後退移動 時にその後端部がくぐり抜け可能な凹部を形成したこと を特徴としている。

【0013】請求項8にあっては、請求項1~7に記載 のリヤプラケットに設けたペダルシャフトに回動自在に 軸支したペダルアームに後方への回動力を付勢すると共 に、前記ペダルシャフトに回動自在に軸支されてマスタ ーバックのプッシュロッドに連結したプッシュロッドレ パーと、常態にあっては前記ペダルアームとブッシュロ ッドレバーとを一体に接続し、衝突検知手段の検出作用 によりこれらペダルアームとブッシュロッドレバーとを 切り離すクラッチ手段とを備えたことを特徴としてい る。

【0014】請求項9にあっては、請求項8に記載のプ

ッシュロッドレバーまたはベダルアームのどちらか一方 をベダルシャフトの軸方向に褶動自在に軸支すると共 に、クラッチ手段をベダルアームとブッシュロッドレバー の各軸部に形成したボス市場面に形成されて相互に係 合する噛合部と、常飯でブッシュロッドレバーとベダル アームとの前配噛合部が係合するうに位置決めさせる と共に、所定荷重を越えると変位してブッシュロッドレ バーまたはベダルアームのどちらか一方がベダルシャフ トの軸方向に沿って向記噛合部の係合が外れる方向へ移 物後としている。

【0015】請求項10にあっては、請求項9に記載の 位置決め手段を、リヤブラケットにベダルシャフトと平 行に設けたアームシャフトに軸方向に摺動自在に軸支 れてブッシュロッドレバーまたはベダルアームのどちら か一方に連結したクラッチアームと、該クラッチアーム をアームシャフトの軸方向の所定位置に位置決めすると 共に死定衛重を越えると変位する位置決め部材とで構成 したことを特徴としている。

【0017】請求項12にあっては、請求項10,11 に記載の位置決め節材を、クラッチアームをアームシャ フトの軸方向に付勢するスプリングにより構成したこと を特徴としている。

【0018】請求項13にあっては、請求項8~12に 記載のプッシュロッドレバーまたはベダルアームのどち らか一方に、常態にあっては他方の前後側縁に係合して これら両者を連結し、かつ、前記クラッチ手段によりこ れらブッシュロッドレバーとベダルアームとを切り離し た際には係合解除される爪部を設けたことを特徴として 40 いる。

【0019】請求項14にあっては、請求項8~13に 記載のリヤブラケットとブシシュロッドレバーとに跨っ てリターンスプリングを張設して、ブッシュロッドレバ - 全介してベダルアームに後方への回動力を付勢したこ とを特徴としている。

## [0020]

【発明の効果】請求項1によれば、ペダルブラケット を、ダッシュロアパネルに固定したフロントブラケット と、ペダルアームの上端部を軸支し、ダッシュアッパパ 50

ネルの下側に取り付けたリヤブラケットとに分割して形成し、かつ、フロントブラケットに対して後方にスライド移動可能に接続してあるため、車向 の前面衝突によりダッシュロアパネルが車室側へ変形するのに伴ってフロントブラケットは後退移動しても、該フロントブラケットはリヤブラケットに対して後方にスライド移動するだけで、リヤブラケットの後退移動を抑えられ、該リヤブラケットがその後端部近傍の上方位置に配設されたステアリングメンバに干渉するのを回避することができる。

【0021】請求項2によれば、請求項1の効果に加えて、フロントブラクットの後部、およびリヤブラケットの前部には、両者を接続するボルトを挿通するボルト私 を前後方向の長穴に形成すると共に、フロントブラケットのボルト孔の復側止端部と、リヤブラケットのがルトブラケットとリヤブラケットとリヤブラケットととリヤブラケットととリヤブラケットとリヤブラケットに対するスライドストロークを十分に確保することができる。

【0022】請求項3によれば、請求項1、2の効果に加えて、リヤブラケットの上壁をグッシュアッパパネルの下面部に当様し、リヤブラケットに後退方向に作用する衝撃が所定荷重を越えるとダッシュアッパパネルから離脱するように取り付けてあるため、車両の前面衝突によりダッシュロアパネルの重電側への変形に伴ってフロンドブラケットがリヤブラケットに対して後方へスライドを動するが、万一、このダッシュロアパネルの変形量がフロントブラケットのスクドドトロークを越えてリヤブラケットに衝突荷重が入力しても、その入力が所定荷重を越えるとリヤブラケットがメネルが多いシュアッパパネルから離脱するので、該ダッシュアッパパネルにはってきた物束をれることがなく、従って、リヤブラケットの

じることはない。 【0023】この結果、リヤブラケットの後端部が後ろ 納め上方に向けて後退移動することがなく、該リヤブラ ケットの後端部近傍の上方位壁に配設されたステアリン グメンバとの干砂回避をより一層徹底させることができ る。

上壁の取付点を支点とする後ろ上がりのモーメントが生

【0024】請求項4によれば、請求項3の効果に加えて、リヤブラケットの上壁はダシシュアッパパネルの下面部に前領状態に取り付けてあって、該上壁には固定用に、該ボルト挿通孔の前部側にボルト項頭部側よりも大きな相口値で連設形成されて、リヤブラケットの後退移動時にボルト頭頂側はり抜け出す窓部を有する離脱用スリットを形成してあるため、車両の前面衝突によるダッシュロアパネルの変形量がプロントブラケットのスライドストロークを越え、リヤブラケットに衝突荷重が入してリヤブラケットが後退移動すると、この離脱用スカしてリヤブラケットが後退移動すると、この離脱用スカしてリヤブラケットが後退移動すると、この離脱用ス

リットからボルトの頭部側が引掛かり生じることなく抜 け出して、リヤブラケットの上壁の離説作用をスムース に行わせることができる。

【0025】請求項5によれば、請求項4の効果に加えて、リヤブラケットの上壁のボルト挿通孔を形成した部分には、該上壁の一般面よりも若干高く取付面を形成してあるので、該上壁のダッシュアッパパネル下面部との接触面積が小さく、従って、リヤブラケットが後退修動し機敗する駅の撃線抵抗されるようとができるとよに、該取付面は前方に傾斜するスローブ状に膨出成形してあるため、リヤブラケットの離脱作用をより一層スムースに行わせることができると、

【0026】請求項6によれば、請求項3~5の効果に加えて、リヤブラケットの上壁後端が該リヤブラケットの後方に車幅方向に配成した時面略円形のステアリングメンバの略下半部以下の高さとなる高さ位置に設定してあるため、リヤブラケットが後退移動して、万一、その後端がステアリングメンバに干渉するようなことがあっても、該ステアリングメンバの下側に滑り抜けてステアリングメンバに衝突入力が作用するのを回避することが20

【0027】請求項7によれば、請求項3~6の効果に加えて、リヤブラケットが後退移動した際に、その後端 がステリングメンパの下側部に形成した凹部をくぐり 抜けることができるため、リヤブラケットがステアリン グメンパに干渉するのを確実に回避することができる。 [0028] 請求項名によれば、請求項1~7の効果に加えて、通常の状態ではクラッチ手段によってペダルアームとブッシュロッドレバーとを一体に接続してあるため、ベダルアームの路み込み操作により該ペダルアーム とブッシュロッドレバーとが一体に回動して、一般のブレーキペダル装置と変わりのないマスターバック作動を行わせることができる。

【0029】一方、車両が前面衝突すると、衝突検知手 股の検出作用よりクラッチ手段が作動してペダルアーム とブッシュロッドレバーとを切り離すから、マスターバ ックが後退移動し、もしくはグッシュロッドが後退移 動しても、ブッシュロッドレバーが空振り回動するだけ で、ペダルアームに衝突荷重が入力するのを回避するこ 40 とができる。

【0030】請来項9によれば、請求項8の効果に加えて、クラッチ手段をベグルアームおよびブッシュロッドレバーの各種支部のボン馬場面に形成した噛合部と、ブッシュロッドレバーまたはベグルアームのどちらか一方をベグルシャフトの軸方向に沿って前記軸合部が係合するように位置決めし、かつ、所定荷重を越えると変位して該場合部の係合が分れる方向への移動を許容する位置決め手段とによって機械的なラッチ構造として構成しているため、構造が簡単でコスト的に有利に得ることが

できる。

【0031】請求項10によれば、請求項9の効果に加 えて、位置決め手段のクラッチアームが、ペダルシャフ トと平行なアームシャフトに沿って軸方向に摺動するた め、ブッシュロッドレバーまたはペダルアームのどちら か一方のペダルシャフト上での軸方向揺動を円滑に行わ せて、クラッチ作動をスムーズに行わせることができ

[0032] 請求項11によれば、請求項10の効果に 加えて、衝突検知レバーとカム節とによって衝突検知手 段を機械的に構成しているため、構造が簡単でコスト的 に有利に得ることができる。

【0033】請求項12によれば、請求項10、11の効果に加えて、位置於め部材をスプリングにより構成しているため構造が精単でコメト的に有利に得られると共に、該スプリングによって援動を吸収してクラッチテームのガタツキをなくし品質感を向上することができる。【0034】請求項13に上れば請求項第~12の効果に加えて、ブッシュロッドレバーまたはペダルアームのどちらか一方に、常能にあっては他方の前後側縁に係合してこれら両者を連結し、かつ、前記クッチ手段に切りにれるブッシュロッドレバーとベダルアームとを切り離した際には係合解除される爪部を設けてあるため、常能におけるこれらペダルアームとプッシュロッドレバーとの連絡地度を高めることができる。

【0035】請求項14によれば、請求項8~13の効果に加えて、リターンスプリングをブッシュロッドレバーとリャプラケットとに誇って張設してあるため、車両の前面衝突時にはブッシュロッドレバーとベダルアームとが明り離されることにより、該ペグルアームに作用するリターンスプリングの付勢力が解除されるため、ドライバーの足に作用する負荷をなくすことができる。

【0036】 【発明の実施の形態】以下、本発明の一実施形態を図面 と共に詳述する。

(0037) 図1, 2において、1はプレーキペダルユニットもデル、該プレーキペダルニニット1は下端に図外のペダルパッドを備えたペダルアームとと、フロントブラケット4 A とりャブラケット 4 B とから成るペダルブラケット4 A とりマブラケット 4 B に設けたペダルシャフト3 により回動自在に軸支されると共に、図外のリターンスプリング3 3 によって後方への回動力を付勢してあるテン

【0038】ペダルブラケット4は、フロントブラケット4Aの前壁5を上下2ヶ所でダッシュロアパネル13にボルト18、ナット19によって締結固定すると共に、リャブラケット4Bの上壁6の後端部を前記ダッシュアッパパネル14の下面形。具体的には該ダッシュアッパパネル14の下面と後壁とに跨って後合配置した車のでがポネル14の下面と後壁とに跨って後合配置した車のブラケット15に、ボルト18と車体側ブラケット

15に接合配置したナット19によって締結固定してあ -

【0039】一方、フロントブラケット4Aとリヤブラケット4Bとは、これらフロントブラケット4Aの後部、およびリヤブラケット4Bの前部に、両者を接続するボルト21を押過するボルト孔7を前後方向に長穴として形成して、フロントブラケット4Bのボルト孔7の前側に端部と、リヤブラケット4Bのボルト孔7の前側・上端部とに前記ボルト21を押通して締結して、フロントブラケット4Aをリヤブラケット4Bに対して後方にスライド移動可能に接続してある。

【0040】リヤブラケット4Bの上壁6には、ボルト 18を挿通する前後方向に長孔としたボルト挿通孔8を 形成してあると共に、該ボルト挿通孔8の前側部に離脱 用スリット9を連設形成してある。

【0041】この離脱用スリット9は、ボルト18の頭 部側、つまり、ボルト頭部およびワッシャ20よりも大 きな開れ幅に形成した窓部10と、該窓部10とボルト 特調和8との連散部に形成したテーバ11とを備えてい る。

【0042】また、前記リヤプラケット4Bの上壁6の ポルト構選机8を形成した部分には、該上壁6の一般面 よりも若干高く膨出成形され、前方に傾斜して一般面に 速なるスローブ状の取付面12を形成してある。

【0043】 図外のインストルメンタルパネルの内側、 即ち、前方には前記リヤブラケット4Bの後端部近傍の 上方位置に、図外のステアリングコラムを支持する断面 円形(円形に近い多角形断面を含む)のステアリングメ ンパ16が車幅方向に配設されているが、この実施形態 では車体側ブラケット15の下方への突出痛ぎをやや大 をくして、リヤブラケット4Bの上壁6のボルト18・ ナット19固定位置を、該上壁60後端がステアリング メンバ16の略下半部以下の高さとなる高さ位置に設定 してある。

【0044】また、このステアリングメンバ16の下側 部にはリヤブラケット4Bの後端部に対応する位置に、 該リヤブラケット4Bの後退移動時にその後端部がくぐ り抜け可能な凹部17を形成してある。

【0045】図1中、23はダッシュロアパネル13の 車室側の側面に設けたダッシュインシュレータ、24は 40 ダッシュロアパネル13とパダルブラケット4の前墜5 とのボルト挿通孔に介装したカラーを示す。

【0046】以上の実施形態の構造によれば、ベダルブ ラケット4を、ダッシュロアパネル13に固定したフロントプラケット4Aと、ベダルアーム2の上端部を軸支 し、ダッシュアッパパネル14の下面部に取り付けたリヤブラケット4Bとに分割して形成し、かつ、フロント ブラケット4Aをリヤブラケット4Bに対して後方にスライド移動可能に接続してあるため、車両の前面衝突によりダッシュロアパネル13が車蓋側に変形するのに伴

ってフロントプラケット4Aが後退移動しても、フロントプラケット4Aがリヤブラケット4Bに対して後方に スライド移動するだけで、リヤブラケット4Bの後追移 動を抑えられ、該リヤプラケット4の後端師近傍の上方 位置に配設されたステアリングメンバ16との干渉を回 郷することができる。

【0048】また、万一このダッシュロアパネル13の 変形数がフロントブラケット44のスライドストローク を越えてリナブラケット48に割突弯直が入力しても、その入力が所定荷重を越えるとリヤブラケット48がダッシュアッパパネル14から離散するように取り付けてあるので、該リヤブラケット48がダッシュアッパパネル14によって動きを拘束されることがなく、従って、リヤブラケット48の上壁6の散付点を支点とする後ろ上がりのモーメントが生じることはない。

【0049】この結果、リヤブラケット4Bが後ろ斜め上方に向けて後退移動することがなく、該リヤブラケット4Bの後端部近傍の上方位間に配設されたステアリンゲメンバ16との干渉回遊をより一層徹底させることができる。

【0050】しかも、このようにリヤブラケット4Bが ダッシュアッパパネル14から離腹ける際には、リヤブ ラケット4Bの上壁6にボルト博通孔8と窓部10から 成る離脱用スリット9を形成してあるため、この離脱用 スリット9からボルト21の頭部側が引掛かり生じるこ となく抜け出して、リヤブラケット4Bの上壁6の離脱 作用をスムースに行わせることができる。

【0051】さらに、リヤプラケット4Bの上壁6のボルド神道孔8を形成した部分には、該上壁6の一数面よりも若干高、取付面12を形成してあるので、該上壁6のダッシュアッパパネル14の下面部との接触面積が小さく、従って、リヤプラケット4Bが後退移動し離脱する際の摩睺抗を小さくすることができると共に、該取付面12は前方に傾斜するスロープ状に膨出成形してあるため、リヤブラケット4Bの離脱作用をより一層スムースに行わせることができる。

【0052】リヤブラケット4Bの上壁6後端が、該リ ヤブラケット4Bの後方に車幅方向に配設した断面略月 形のステアリングメンバ16の略下半線以下の高さとな る高さ位煙に設定してあるため、リヤブラケット4Bが 後退移動して、万一、その後端がステアリングメンバ1 6に干渉するようなことがあっても、該ステアリングメ ンバ16の下側に滑り抜けてステアリングメンバ16に 衝突入力が作用するのを回避することができる。

【0053】とりわけ、ステアリングメンバ16の下側 部には、リヤブラケット4Bの後端部に対応する位置に 回部17を形成してあるから、前途のようにリヤブラケ ット4Bが後退移動した際には、その後端がこの回部1 7を形成した部分をくぐり抜けることができて、リヤブ ラケット4Bがステアリングメンバ16に干渉するのを 10 確実に回避することができる。

[0054] なお、前記実施形態ではブレーキペダルを 例にとって説明したが、アクセルペダルやクラッチペダ ルの取付構造に適用できることは言うまでもない。

【0055】図3~7は本条明の第2実施形態を示すもので、本実施形態では前記第1実施形態にはおけるブレーキペタルユニット1のリヤブラケット4 Bに設けたベダルシャフト3にブッシュ25を介して円筒状のカラー24を被禁配置してある一方、ペダルアーム2の上端部に円筒状のポス第26を貯け、このボス部26を介して繋2ペダルアーム2をカラー24に回動自在に厳装してあ

【0056】27はダッシュロアパネル13のエンジンルーム側の側面に固設され、該ダッシュロアパネル13 を貫通したブッシュロッド28がペダルアーム2の踏み 込みにより押動されることによって図外のブレーキュニットに油圧を発生させるマスターバックを示す。

【0057】このマスターバック27のブッシュロッド28は、ベダルシャフト3に回動自在に軸支したブッシュロッドレバー29の下端にピン30を介して連結して30

【0058】 ブッシュロッドレバー29はその上端部に 円筒状のボス部31を設けてあって、このボス部31を たして前記ペダルシャフト3のカラー24に回動自在 に、および軸方向に摺動自在に嵌装してある。

【0059】前途のベダルアーム2とブッシュロッドレバー29とは、グラッチ手段32によって通常の状態では一体に接続されているが、後途する衝突検知手段41の検出作用でクラッチ手段32が作動することによって、ベゲルアーム2とブッシュロッドレバー29は切り 40 概されるようになっている。

【0060】また、この実施形態では前配ブッシュロッドレバー29のピン30とリヤブラケット4Bとの間に リターンスプリング33を張設して、該ブッシュロッド レバー29を介してベダルアーム2に後方への回動力を 付勢するようにしてある。

【0061】クラッチ手段32は本実施形態にあっては、ペダルアーム2のボス部26とブッシュロッドレバー29のボス部31の相対向する端面にそれぞれ形成されて相互に係合する幡舎部34と、ブッシュロッドレバ 50

ー29をベダルシャフト3の輸方向に沿って、前記機合第34が採合する方向に、つまり、ベダルアーム2側に向けて付勢する位置決め手段35とで構成している。 【0062】位置決め手段35は、ブッシュロッドレバー29をカラー24の輸方向に作動させるクラッチアーム36を一側方に押圧してブッシュロッドレバー29を場合第34が採合する方向に執方向に付勢する位置決め部材としてのスプリング37

12

とで構成している。
[ 3063] このクラッチアーム36は円筒状のボス部 38とフォーク部39とを備え、ベグルプラケット4に ベグルシャフト32平行に固設したアームシャフト40 に前記ボス部38を介して回動自在に、かつ、アームシャフト40の軸方向に精動自在に依装してあって、前記 フォーク部39はブッシュロッドレバー29の上端部周 線の左右両側部を持いでボス部31の上下部に係合して、該ブッシュロッドレバー29をカラー24の軸方向に移動し得るように連結してある。

【0064】また、前記スプリング37はアームシャフト41上でペダルブラケット4の一側壁とクラッチアーム36のボス部38との間に弾装してある。

【0065】41は車両の前面衝突時にこれを感知して 前配クラッチ手段32を切り離し作動させる衝突換知手 段で、本実施形態では前記アームシャフト40にポス所 43を介して回動自在に軸支されて、フロントブラケッ ト4A後部に設けた係合部44に保合して回動する衝突 検知レバー42と、該衝突破レバー42のポス所43 とクラッチアーム36のポス部38の相対向する幅面に それぞれ形成されて相互に係合するカム部45とで構成 してある。

【0066】この衝突検知レバー42は、車両が前面衝突してフロントプラケット4Aがリヤブラケット4Bに対して後方にスライド移動であると該フロントプラケット4A後部の係合部44に係合して回動し、この回動によりカム部45でクラッチアーム36をスプリング37の移動させ、クラッチ手段32の場合部34の係合を外すようになっている。即ち、スプリング37は所定荷重を越えると変位するようになっている。

40 【0067】従って、前記カム部45はボス部38,4 3の端面を所要の同一のリード角で斜面として形成して、互いに密接するようにしてある。

【0068】また本実施形態では、ブッシュロッドレバー29に、常態にあってはベダルアーム2の前後側縁に 係合してこれら両者を連結し、かつ、前記クラッチ手段 32によりこれらブッシュロッドレバー29とベダルアーム2とを切り離した際には係合解除される爪部47を 設けてある。

【0069】図3中、46はペダルアーム2の後方回動 を規制するストッパを示す。 【0070】また、係合部44の基部には図5に示すようにビード48を設けて、後方に向けてスライド移動してレバー42と係合した際に変形しないようにしてある。

【0071】以上の第2実施形態の構造によれば、前記第1実施形態の効果上加え、通常の状態ではクラッチ手段32の場合部34か路合大観にあって、ベグルアームとどブッシュロッドレバー29とを一体に接続してあるため、ベダルアーム20階か込み操作により該ベダルアーム2とブッシュロッドレイ-29とが一体に回動して、一般のブレーキペダル装置と変わりなくブッシュロッド28を押動してマスターバック27を作動することができる。

【0072】一方、車両が前面衝突してマスターパック27に他のエンジンルーム内機能部品が干渉して後方へ押され、あるいは、ダッシュロアパネル13にエンジンルーム内機能部品が干渉する等して、該ダッシュロアパネル13が車室側へ変形し、このダッシュロアパネル13の車室側への変形に伴ってフロントブラケット4名がリヤブラケット4日に対して後方にスライド移動すると、該フロントブラケット4人後衛の保合部44と衝突を押手段41の衝突検知レバー42とが係合して後方へ回動する。

【0073】この衝突検知レバー42が後方へ回動する と、カム部45のガイド作用によりクラッチ手段32の クラッチアーム36がスプリング37のばね力に抗して アームシャフト40上を軸方向に移動し、該グラッチア ーム36によってプッシュロッドレバー29が鳴合部3 4の係合が外れる方向に移動されて、該ブッシュロッド レバー29とベグルアーム2とが切り離される。

【0074】この結果、マスターバック27が後退移動 してそのブッシュロッド28によってブッシュロッドレバー29に後方への押圧力が作用しても、該ブッシュロッドレバー29のみが空板)回動するだけで、ペダルアーム2に衝突荷重が入力することはなく、ペダルアーム2を踏み込んだドライバーの足に負荷が作用して違和感生じたり、ショックを与えるのを回避することができる。

【0075】特に、本実施形態ではベダルアーム2のリターンスプリング33を、アッシュロッドレバー29の 40 下端部のブッシュロッド28を連結しているだめ30 時途のようにクラッチ手段32が切り離し作動すると、ブッシュロッドレバー29がこのリターンスプリング33の 後方への付勢力で噛合部34の非保合位の瞬時に回動してベダルアーム2を自由にすると共に、該ペダルアーム2へのリターンスプリング33の付勢力が解除されるため、ドライバーの足に負荷が作用することが全くない。

【0076】また、衝突検知手段41をアームシャフト 50

4 0 に軸支した衝突検知レバー 4 2 と 力 ム部 4 5 と に よ って機械的に構成してあることと併せて、 クラッチ手段 3 2 も 歯合部 3 4 と アームシャフト 4 0 に軸支した クラ ッチアーム 3 6 およびスプリング 3 7 からなる 位置決め 手段 3 5 とで機械的に構成してあることによって、 標 を簡単にできてコスト的に有利に得ることができる。

14

【0077】しかも、このスプリング37により擾動を 吸収してクラッチアーム36のガタツキをなくすことが できるため品質感を向上することができる。

【0078】更に、前記クラッチアーム46はペダルシャフト3と平行なアームシャフト40に沿つて軸方向に 掲動するため、ブッシュロッドレバー29のペダルシャフト3上での軸方向掲動を円滑に行わせて、クラッチ作動をスムーズに行わせることができる。

【0079】加えて、ブッシュロッド29に通常時にペ ダルアーム2と係合する爪部47を設けてあるため、常 館におけるこれらペダルアーム2とブッシュロッドレバ ー29との連結強度を高めることができる。

【0080】なお、位置決め部材としては、前述のスプ リング37に替えて所定荷重を壊えると軸方向に変形す る筒状のカラーを用いてもよく、この場合、所定荷重を 越えて軸方向に変形するように、カラーにスリットを設 ける等して変形のきっかけをつけるようにするのがよ

[0081]また、クラッチ手段32としては前述の 他、電磁クラッチを用いることができると共に、衝突検 知手段41として、通常、車両に搭載されているエアバ ック装置を作動させる衝突センサを共用することもでき る。

【0082】さらに上記実施形態ではブッシュロッドレ バー29 剛は標動自在としたが、ペグルアーム2側を摺 動自在としてもよく、この場合、図3においてブッシュ ロッドレバー29が下方に延長されてベダルアームとな り、図3におけるペダルアーム2が短端されてブッシュ ロッドレバーとなる。

【0083】また、ブッシュロッド29側に爪部47を 形成してあるが、ペダルアーム2に形成してもよいこと は勿論である。

【図面の簡単な説明】

【図1】本発明の一実施形態を示す側面図。

【図2】同実施形態のペダルブラケットの平面図。

【図3】本発明の第2実施形態を示す側面図。

【図4】第2実施形態のペダルブラケットの平面図。

【図5】図4の係合部の拡大説明図。

【図6】第2実施形態の要部を示す断面図。

【図7】図3の爪部の係合状態を示す断面図。 【符号の説明】

2 ペダルアーム

3 ペダルシャフト (支軸)

50 4 ペダルブラケット

15

4A フロントプラケット

4B リヤブラケット

6 上壁

7 ボルト孔

10 窓部

11 テーパ

12 取付面

17 凹部

18 ボルト

21 ボルト

8 ボルト挿通孔

9 離脱用スリット

13 ダッシュロアパネル

16 ステアリングメンバ

14 ダッシュアッパパネル

26 ペダルアームのボス部

27 マスターバック

28 ブッシュロッド 29 プッシュロッドレバー

31 プッシュロッドレバーのボス部

32 クラッチ手段

33 リターンスプリング

3 4 噛合部

35 位置決め手段

36 クラッチアーム

37 スプリング(位置決め部材)

38 クラッチアームのボス部

40 アームシャフト

41 衝突検知手段

42 衝突検知レバー

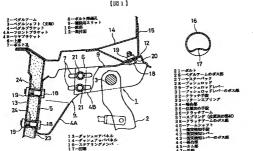
43 衝突検知レバーのボス部

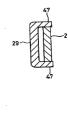
4.4 係合部

45 力ム部

47 爪部

【図1】





[図7]

